

PATENT ABSTRACTS OF JAPAN

(11) Publication number: 2002018610 A

(43) Date of publication of application: 22.01.02

(51) Int. CI

B23B 31/00 B23B 31/117

(21) Application number: 2000210834

(22) Date of filing: 12.07.00

(71) Applicant:

KIRA CORPORATION:KK

(72) Inventor:

YAMADA MASAYUKI FUKUDA TATSUYA

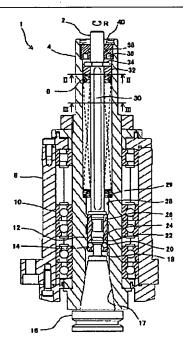
(54) MAIN SPINDLE DEVICE FOR HIGH SPEED ROTATION

(57) Abstract:

PROBLEM TO BE SOLVED: To provide a main spindle device capable of preventing a spring from damaging when a draw bar slides even if a main spindle is rotated at a high speed.

SOLUTION: In the main spindle device 1 having the main spindle 4 supported rotatably, the draw bar 2 housed slidably in the long hole 28 along the shaft center of the main spindle 4, and the spring 6, which is housed in the long hole 28 and energizes the draw bar 2 in one direction, the long hole 28 is hermetically sealed and charged with lubricant. When the main spindle 4 is rotated, the lubricant is pressed outward by centrifugal force. This can prevent the lubrication of a belleville spring from becoming defective.

COPYRIGHT: (C)2002,JPO



(19)日本国特許庁 (JP) (12) 公開特許公報 (A)

(11)特許出願公開番号 特開2002-18610 (P2002-18610A)

(43)公開日 平成14年1月22日(2002.1.22)

(51) Int.Cl.7

識別記号

FΙ

テーマコート*(参考)

B 2 3 B 31/00

31/117

601

B 2 3 B 31/00

3 C O 3 2

31/117

601A

審査請求 有 請求項の数2 OL (全 5 頁)

(21)出願番号	特願2000-210834(P2000-210834)	(71)出願人	390020639
			株式会社キラ・コーポレーション
(22)出顧日	平成12年7月12日(2000.7.12)		愛知県幡豆郡吉良町大字富好新田字中川並
			39番地の1
		(72)発明者	山田 正之
			愛知県幡豆郡吉良町大字富好新田字中川並
			39番地1 株式会社キラ・コーポレーショ
		·	ン内
		(74)代理人	· • •
		(1.17)	弁理士 小玉 秀男 (外1名)
			开座工 小玉 为另 () (14)

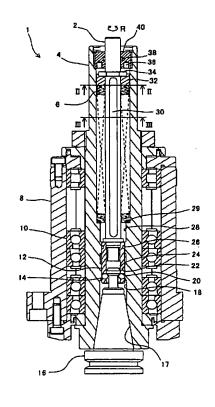
最終頁に続く

(54) 【発明の名称】 高速回転用の主軸装置

(57)【要約】

【課題】 主軸を高速回転させても、ドローバのスライ ド時にバネの破損を防止できる主軸装置を実現する。

【解決手段】 回転可能に支持された主軸4と、その主 軸の軸心に沿った長孔28内にスライド可能に収容され たドローバ2と、前記長孔28内に収容されて前記ドロ ーバ2を一方方向に付勢しているバネ6とを有する主軸 装置1において、その長孔28は密封されており、その 密封された長孔28内に潤滑剤が充填されていることを 特徴とする。主軸4を高速回転させたときに、遠心力に よって潤滑剤が外側に押しやられて皿バネ6の潤滑が不 良となることを防止できる。



【特許請求の範囲】

【請求項1】 回転可能に支持されている主軸と、その 主軸の軸心に沿って形成されている長孔内にスライド可 能に収容されているドローバと、前記長孔内に収容され ていて前記ドローバを一方方向に付勢しているバネとを 有する主軸装置において、

1

その長孔は密封されており、その密封された長孔内に潤 滑剤が充填されていることを特徴とする主軸装置。

【請求項2】 前記長孔から軸心方向に伸びる空気溜り が形成されていることを特徴とする請求項1に記載の主 10 する。 軸装置。

【発明の詳細な説明】

[0001]

【発明の属する技術分野】 本発明は、工作機械のため の主軸装置に関する。特に、高速回転させた後でドロー バが円滑にスライドできる主軸装置に関する。

[0002]

【従来の技術】 工作機械に用いられる主軸装置は、回 転可能に支持されている主軸と、その主軸の軸心に沿っ て形成されている長孔内にスライド可能に収容されてい 20 るドローバと、長孔内に収容されていてドローバを一方 方向に付勢しているバネとを有する。周知のように、工 具ホルダを主軸に対して脱着する際にはドローバをスラ イドさせ、工具ホルダが主軸に取り付けられた状態では ドローバを付勢するバネの付勢力で工具ホルダを主軸に クランプする。ドローバが円滑にスライドできるよう に、ドローバとバネの間には潤滑剤、通常はグリースが 施されている。

[0003]

【発明が解決しようとする課題】 工作機械の主軸回転 30 数は、どんどん高速化している。従来は3,000~ 6, 000rpm程度であったものが、現在では10, 000~20,000rpmあるいはさらに高速で用い られる。一方、近年、ドローバをスライドさせるとき に、バネが破損する事故が多く発生するようになってい る。本発明者がバネの破損原因を種々に研究したとこ ろ、主軸回転数が大きく影響していることを見出した。 ドローバがスライドしてバネが変形するときには主軸が 停止しているにもかかわらず、バネの破損現象に主軸回 転数が大きく影響するのである。そこでさらに良く研究 40 したところ、主軸回転数が増大すると遠心力も増大し、 ついには、グリースに働く遠心力がグリースの付着力を 上回るようになることを見出した。この結果、主軸回転 数が高速化されると、ドローバとバネとの間に付着して いたグリースが遠心力で飛ばされ、ドローバとバネとの 間にグリースが存在しなくなってしまうのである。この 状態でドローバがスライドする為に、バネに無理がかか ってバネが破損しやすくなることを確認した。

【0004】本発明は、主軸を高速回転させても、ドロ ーバのスライド時にバネの破損を防止できる主軸装置を 50 装置1の断面図を示している。主軸4はベアリング10

実現するものである。

[0005]

【課題を解決するための手段と作用と効果】本発明の主 軸装置は、回転可能に支持されている主軸と、その主軸 の軸心に沿って形成されている長孔内にスライド可能に 収容されているドローバと、前記長孔内に収容されてい て前記ドローバを一方方向に付勢しているバネとを有す る主軸装置であり、その長孔が密封されており、その密 封された長孔内に潤滑剤が充填されていることを特徴と

【0006】この装置によると、潤滑剤に強い遠心力が 働いても、潤滑剤は密封された長孔内に充填されている ことから移動できず、ドローバとバネとの間に潤滑剤が 存在しなくなってしまうという事態の発生を防止するこ とができる。このために、ドローバのスライド時にバネ は良好に潤滑され、バネに無理がかかって破損すること を防止できる。

【0007】この発明の主軸装置では、長孔から軸心方 向に伸びる空気溜りが形成されていることが好ましい。 【0008】この装置によると、ドローバのスライド時 に密封空間の容積が変化する場合にも対応することがで きる。この空気溜りは長孔から軸心方向に伸びるため に、潤滑剤に強い遠心力が働いても、潤滑剤が空気溜り に侵入することがない。

[0009]

【発明の実施の形態】 以下に説明する実施例の主要な 特徴を列記する。

(形態1) バネは皿バネである。

(形態2) 空気溜りは、主軸の後端から長孔に挿入さ れて長孔を密封する封入蓋に設けられている。この形態 によると、主軸装置を組み立てたときに、空気溜りに所 定量の空気が溜められた状態を実現し易い。

ドローバの断面は、円の外周を断続的にカ ットした形状となっている。この形態によると、ドロー バとバネ間の潤滑剤が流動しやすく、ドローバをスライ ドさせるに要する力が軽くてすむ。

(形態4) ドローバに固定されてバネ力を受けるカラ ーの断面は、円の外周を断続的にカットした形状となっ ている。この形態によると、カラーと主軸長孔間の潤滑 剤が流動しやすく、ドローバをスライドさせるに要する 力が軽くてすむ。

(形態5) 長孔を密封するシール手段は、ドローバの スライド時にドローバの同一径部が通過する主軸内面に 固定されている。この形態によると、ドローバのスライ ド時に、密封された長孔の容積を不変とでき、空気溜り を不要化できる。

[0010]

【発明の実施例】(第1実施例) 最初に図1~3を用 いて、第1実施例を説明する。図1は第1実施例の主軸

群によってボディ8に回転可能に支持されている。主軸 4の下端にはテーパ部17が設けられており、このテー パ部に工具ホルダ16がクランプされる。主軸4には、 その回転軸心に沿って長孔28が設けられている。その 長孔28内に、略筒状のドローバ2がスライド可能に収 容されている。ドローバ2は、工具ホルダ16を主軸4 にクランプしたり、アンクランプしたりする。ドローバ 2の上端近傍にカラー32が固定されている。そのカラ - 3 2 よりも下方位置のドローバ2の周囲に皿バネ6が 設けられている。皿バネ6は長孔28内に収容されてい る。皿バネ6は中心に貫通孔を有し、その貫通孔をドロ ーバ2が貫通している。皿バネ6は、主軸4ないしドロ ーバ2と同一方向に伸びている。皿バネ6は圧縮状態で 収容されており、その下端は長孔28に形成された段部 29と当接し、その上端はドローバ2に固定されたカラ -32に当接している。このために、皿バネ6はドロー バ2を主軸4に対して上方に付勢している。

【0011】ドローバ2の下端には略筒状のチャッキン グスリーブ12が固定されている。チャッキングスリー ブ12の側面には複数のボールセット孔20が設けられ 20 ている。各ボールセット孔20にボール14がセットさ れている。長孔28の下端近傍には、小径部22と大径 部18とテーパ部17が形成されている。ドローバ2が 図1に示す上方位置にあるとき、ボール14群は小径部 22に対応する位置にあり、ボール14群は半径方向外 側に移動することが禁止される。ドローバ2が図1に示 す位置から下方にスライドすると、ボール14群は大径 部18に対応する位置に移動し、ボール群14は半径方 向外側に移動することが許容される。

【0012】工具ホルダ16は後端にプルスタッド24 を有し、テーパ部17内に収容される。ドローバ2が皿 バネ6の付勢力で上方に持ち上げられていることから、 半径方向外側に移動することが禁止されているボール1 4群がプルスタッド24を上方に引き上げ、工具ホルダ 16がテーパ部17に押付けられ、工具ホルダ16が主 軸4にクランプされる。工具ホルダ16のクランプ力は 皿バネ6の付勢力に起因する為に、皿バネ6のバネ力は 大きなものが使用されている。工具交換時には、ドロー バ2の上端に下向きの力が加えられる。 すると、皿バネ 6の力に抗してドローバ2が下方にシフトし、ボール1 4 群が大径部18に対応する高さとなり、半径方向に移 動することが許容され、この状態では工具ホルダ16の プルスタッド24がボール14群間を通過することがで きる。このようにして、工具が交換される。

【0013】次に詳細構造を説明する。長孔28の上端 には、封入蓋40がネジ込まれている。封入蓋40の中 心に沿って孔が貫通しており、この貫通孔をドローバ2 が貫通している。ドローバ2と封入蓋40の間には、オ ーリング38がセットされており、封入蓋40が長孔2

下面には空気溜り36が設けられている。空気溜り36 は主軸4ないしドローバ2の軸心方向に伸びている。

【0014】図2の断面に良く示されるように、ドロー バ2の上端近傍に固定されて皿バネ6のバネ力を受け止 めるカラー32の外縁は、円の外周を断続的にカットし た形状となっている。即ちカラー32の外縁には、3箇 所にカッティング部33が設けられている。なお、カラ ーストッパー34によって、カラー32がカラーストッ パー34側へ移動することが禁止されている。カラース トッパー34はドローバ2に螺着されている。図2なら びに、ドローバ2の断面を示す図3に示されるように、 ドローバ2の外縁も円の外周を断続的にカットした形状 となっている。即ちドローバ2の外縁には、3箇所にカ ッティング部30が設けられている。図2と図3におい て、ドローバ2の軸心に示される孔2aは、切削液を工 具ホルダ16側に送り出す流路である。

【0015】ドローバ2の下端に固定されているチャッ キングスリーブ12の外周には、オーリング26がセッ トされている。従って、チャッキングスリーブ12が、 長孔28内の空間と外界を気密に遮断している。封入蓋 40(正確にはオーリング38)とチャッキングスリー ブ12(正確にはオーリング26)で外界から遮断され ている長孔28内に潤滑剤が充填されている。従って皿 バネ6は常に潤滑剤中にある。本実施例において潤滑剤 は、粘度の低い潤滑油を用いることが好ましい。

【0016】以下、本実施例の主軸装置1の作用を説明 する。図1は、工具ホルダ16をクランプしている状態 である。ドローバ2は皿バネ6によって上方に持ち上げ られている。ボール14は、長孔28の小径部22に対 30 応する位置にあるので、ボール群14と工具ホルダ16 のプルスタッド24は係合状態にある。プルスタッド2 4はボール14群間を通過することができず、従って皿 バネ6によって工具ホルダ16が上方に引き上げられ、 テーパ部17に強く押付けられることによって工具ホル ダ16が主軸4にクランプされる。

【0017】主軸装置1は、主軸4の回転軸を軸心とし て主軸4を回転(矢印R)させることができる。主軸4 を高速で回転させても、長孔28内には充分な量の潤滑 剤が充填されているので、潤滑剤が遠心力で外側に押し 40 やられることがなく、皿バネ6全体が常に潤滑剤中にあ る。皿バネ6の潤滑が途切れることがない。なお、空気 溜り36は長孔28から軸心方向に伸びるために、潤滑 剤に強い遠心力が働いても、潤滑剤が空気溜り36に侵 入することがない。

【0018】工具ホルダ16を工具交換するときは、主 軸4の回転を停止させる。次に、ドローバ2に下向きの 外力 (皿バネ6のバネ力以上の力) を作用させる。前記 したように、密封された長孔28内に充分な量の潤滑剤 が元填されているので、潤滑剤が遠心力で外側に押しや 8内の空間と外界を気密に遮断している。封入蓋40の 50 られることがなく、皿バネ6の全体が常に潤滑剤中にあ

る。従って、工具交換時にドローバ2を押し下げて皿バ ネ6を圧縮する際に、皿バネ6は十分に潤滑されてお り、局所的に無理がかかって皿バネ6が破損することが 防止される。前述したように、ドローバ2の外縁は円の 外周を断続的にカットした形状となっている。従って、 ドローバ2のカット部30と皿バネ6の貫通孔との間の 空間を潤滑剤が流動し易い。また、カラー32の外縁も 円の外周を断続的にカットした形状となっているので、 カラー32の外縁と長孔28との間の空間を潤滑剤が流 動し易い。その結果、この主軸装置1では、ドローバ2 を長孔28内でスムースに移動させることができる。主 軸装置1は空気溜り36を有し、ここに圧縮性の空気が 充満しているので、ドローバ2の上下動に伴って長孔2 8内の密封された空間容積が変化することに対応するこ とができる。ドローバ2が下方に移動して密封された空 間容積が増大するときに空気溜り36にある空気が膨張 する。ドローバ2が上方に移動して密封された空間容積 が減少するときに空気溜り36にある空気が圧縮され る。

【0019】アンクランプ時には、ドローバ2は、図1に示すクランプ時での位置よりも主軸4に対して下方にシフトしている。このとき、ボール14は、長孔28の大径部18に対応する位置にある。従って、ボール14は、半径方向外側に移動可能である。このために、工具ホルダ16に下向きの力を加えるとプルスタッド24はボール14群間を通り抜けて下方に抜け出る。このようにして主軸4から工具ホルダ16が取り外される。

【0020】古い工具ホルダを取りはずした後に新しい工具ホルダをテーパ部17に挿入して上向きの力を加えると、ボール14が半径方向外側に移動可能であるために、ブルスタッド24はボール14群間を通り抜けて上方に抜け出る。

【0021】アンクランプ状態からクランプ状態に戻すときには、ドローバ2を下側に付勢している外力を開放する。すると皿バネ6のバネ力によってドローバ2は上昇する。

【0022】本実施例の主軸装置1では、密封された長孔28内に充分な量の潤滑剤が充填されている。その結果、主軸4を高速回転させた後にクランプするときにも、潤滑剤によって皿バネ6は充分に潤滑されている。 40 クランプ時に皿バネ6に局所的に大きな力が作用して皿バネ6が損傷することはない。クランプ時にも、ドローバ2のカット部30と皿バネ6の貫通孔との間の空間ならびに、断続的にカットされたカラー32の外縁と長孔28との間の空間を潤滑剤が流動し易い。その結果、この主軸装置1では、ドローバ2が長孔28内でスムースに移動する。本実施例の主軸装置1では、ドローバ2の上昇時に密封された空間の容積が減少する。このときには空気溜り36内の空気が収縮することでこの容積変化が補償される。密封空間がドローバの移動を妨げること 50

はない。

【0023】本実施例の主軸装置1では、密封された長孔28の容積変化に対応するために、空気溜り36を利用する。しかしながら、空気溜り36を特に設けなくてもよい。密封された長孔28内を潤滑剤で完全には充填せず、適切量の空気を一緒に封入しても良い。潤滑剤の量が十分にあれば、少々の空気があっても、皿バネ6の潤滑が不良となることはない。

【0024】 (第2実施例) 以下、本発明を具現化し 10 た第2の実施例を説明する。本実施例の主軸装置は、長 孔内に潤滑剤を封入するシール手段に特徴を有する。第 1 実施例と同じ部材には同じ参照符号を付し、重複する 説明を省略する。図4に良く示されるように、本実施例 の主軸装置50では、長孔28内に凸部70が設けられ ている。その凸部70の内周面にオーリング72が備え られている。ドローバの2の上下動時に、ドローバ2の 同一径の部分がオーリング72を通過する。また、封入 蓋60の内周面にオーリング38が備えられている。ド ローバの2の上下動時に、ドローバ2の同一径の部分が 20 オーリング38を通過する。このために、オーリング3 8と72で外界から密封された空間74の容積は、ドロ ーバの2の上下動時に変化しない。このために、第2実 施例の場合には、密封された空間74内に空気を封入し ておいて密封された空間74の容積変化に対応する必要 がない。第2実施例の封入蓋60には、空気溜り36が 設けられていない。長孔28内の密封された空間74に は潤滑剤が完全充填されている。

【0025】本実施例の主軸装置50は、長孔28内の密封された空間74の容積が変化せず、その空間74を潤滑剤が完全に充填している。その結果、主軸をいかに高速に回転させても遠心力で潤滑剤が外方に追いやられることがなく、クランプ時やアンクランプ時においても、皿バネ6の潤滑が不良となることがない。

【0026】なお、第2実施例の主軸装置50の場合にも、潤滑剤が密封空間74を完全に充填している必要はない。皿バネ6の潤滑が途切れることがないだけの潤滑剤が封入されていれば良い。密封空間74に適切量の空気が封入されていてもよい。なお、封入する気体は空気に限られない。酸化防止のために、窒素や不活性ガスを40 封入することもできる。

【図面の簡単な説明】

【図1】 第1実施例の主軸装置の断面図である。

【図2】 図1中II-II線断面図である。

【図3】 図1中IIIーIII線断面図である。

【図4】 第2 実施例の主軸装置の断面図である。

【符号の説明】

1 · · 主軸装置

2 ・・ドローバ

4 ・・主軸

50 6 ・・皿バネ

30

28 · · 長孔

30・・カッティング部

32 · · カラー

33・・カッティング部

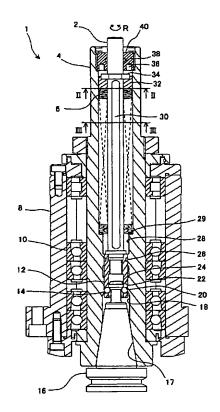
36・・空気溜り

40・・封入蓋

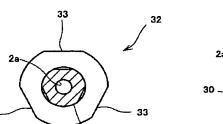
50・・主軸装置

60・・封入蓋

【図1】

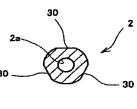


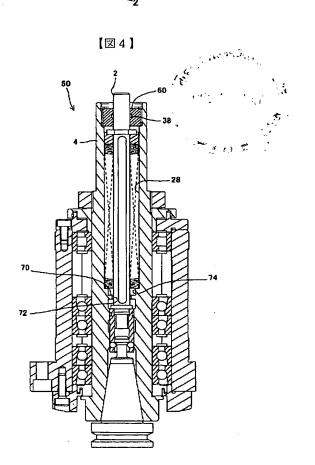
【図2】





8





フロントページの続き

(72)発明者 福田 達也

愛知県幡豆郡吉良町大字富好新田字中川並 39番地1 株式会社キラ・コーポレーショ ン内

Fターム(参考) 3C032 AA01